⑩ 日本国特許庁(JP)

⑪特許出願公開

⑫ 公 開 特 許 公 報 (A)

昭61-96370

⑤Int Cl.⁴

識別記号

庁内整理番号

每公開 昭和61年(1986)5月15日

F 25 B 11/00

7536-3L

審査請求 未請求 発明の数 1 (全4頁)

❷発明の名称 冷凍サイクル

②特 願 昭59-216103

②出 願 昭59(1984)10月17日

切発明者 佐藤

宜 明

土浦市神立町502番地 株式会社日立製作所機械研究所内

 ⑩発 明 者 中 川

 ⑩発 明 者 杉 本

滋 郎

幸

土浦市神立町502番地 株式会社日立製作所機械研究所内 土浦市神立町603番地 株式会社日立製作所土浦工場内

①出 願 人 株式会社日立製作所

東京都千代田区神田駿河台4丁目6番地

①出 関 人 株式会任日立祭17月 70代 理 人 弁理士 高橋 明夫

外1名

明 翻 18

- 1.発明の名称 冷凍サイクル
- 2. 特許請求の範囲

1. 作動冷葉を昇圧する圧縮機と、昇圧された 冷葉を被化する凝縮器と、その高圧の被相冷蝶 を滅圧する減圧機構と、減圧された冷葉を気化 する蒸発器とで冷房サイクルまたはヒートポン プサイクルを形成する冷凍サイクルであつて、 前記滅圧機構として影膜機を用い、該膨胀機で 回収したエネルギを圧縮機の動力として利用す るように構成したことを特徴とする冷凍サイクル。

2. 圧縮機として、高圧側圧縮機および低圧側 圧縮機を備え、前記膨脹機で回収したエネルギ を低圧側圧縮機の動力として利用することを特 散とする特許請求の範囲第1項記載の冷凍サイ クル。

3. 前記圧縮機として、高圧側圧縮機および低 圧側圧縮機を備え、前記膨脹機で回収したエネ ルギを高圧側圧縮機の動力として利用すること を特徴とする特許請求の範囲第1項記載の冷凍 サイクル。

3.発明の詳細な説明

〔発明の利用分野〕

本発明は冷房サイクルまたはヒートポンプサイクルを構成する冷凍サイクルに係り、特に高い全体効率を得るのに好適な冷凍サイクルに関する。 (発明の背景)

みについて説明する。

第8図は第7図のサイクルをモリエ線図(エンタルピ、圧力線図)で表わしたものである。このサイクルでは、オリフイス4で冷葉が減圧する際冷葉が持つ機械的エネルギは熱に変わり無駄に捨てられていたので、サイクル全体で効率を考えたとき、機械的エネルギの損失と同エネルギが熱に変化した分だけ冷凍館力が低下するという欠点があつた。

また、効率を上げる目的で従来から利用されているエコノマイザサイクルを第9図に、そのモリエ線図を第10図に示すが、このサイクルにおいても嚢縮器2とエコノマイザ8との間、及びエコノマイザ8と蒸発器5との間にはオリフイス4が設けられ、冷媒が膨脹する際のエネルギは、やはり捨てられており、その分だけ効率が下がるという欠点があつた。

尚、第8図および第10図において、9は冷媒の飽和液線、10は冷蝶の飽和蒸気線を示している。

また、低圧個圧縮機 1 1 B は膨脹機 1 3 で回収されるエネルギによつて駆動されるようになつている。 高圧個圧縮機 1 1 A はモータ 1 5 により駆動されるようになつている。

前記の冷凍サイクルにおいて、冷媒は高圧側圧縮機11Aで昇圧され、凝縮器12内で冷却水16による冷却されて被相となる。次いで膨緩13で蒸発器14の圧力まで減圧され、蒸発器14内で冷媒は冷水17から気化熱を移つて気化し、低圧側圧縮機11Bで冷媒を昇圧され、再び高低低圧側圧縮機11Bで冷媒を昇圧する動力として利用される。

第2回は第1回の冷凍サイクルをモリエ線図で表わしたものである。この図において、点aで示される蒸発器14で気化した状態の冷葉は圧縮機11A及び11Bで昇圧され、点bの状態となる。次に、冷鉄は凝縮器12において冷却され、点cで示す被相となる。この高圧の被相冷媒は膨脹機

〔発明の目的〕

本発明の目的は、 従来捨てられていた冷媒のエネルギを回収することにより、 サイクル全体の効率を高められる冷凍サイクルを提供することにある。

(発明の概要)

この目的を遠成するために、本発明は、被圧機 標として膨脹機を用いることにより、従来捨てら れていたエネルギを回収し、該エネルギを冷媒を 圧縮動力として利用して、サイクル全体の効率を 上げることを可能にした。また前配膨脹機におい て仕事をした冷葉のエンタルピは減少しており、 その分だけ冷凍サイクルの容量を大きくできる。 〔発明の実施例〕

以下、本発明の一実施例を第1回、第2回により説明する。第1回は本発明による冷凍サイクルのサイクル系統図を示している。回において、11Aは高圧側圧縮機、11Bは低圧側圧縮機、12は凝縮器、13は膨脹機、14は蒸発器で、これらの各機器はその順序に配管接続されている。

尚、第2回において、19は冷葉の飽和液線、 20は冷葉の飽和蒸気線を示している。

次に、本実施例を適用した場合の効率向上の計算例を示す。計算条件を、作動冷線R12,蒸発 温度3℃、凝縮温度60℃とし、第1回に示した 実施例のサイクルに対して計算すると、膨脹機器

特開昭61-96370(3)

により回収できるパワーはモータの入力パワーの3%であり、同時に、冷凍能力が3%向上する。したがつて、合計6%の性能向上となる。また、同じ条件における第1図の低圧側の圧縮機11Bで可能な昇圧量は0.1 kg/ddである。

第3回は本発明の他の実施例を示す。これは、 膨脹機13で回収したエネルギを高圧側圧縮機 11Aの動力として利用し、低圧優圧縮機11B をモータ15で駆動するように構成したものであ る。この実施例においても第1回の実施例と同じ 効果が得られる。

第4図は本発明のさらに他の実施例を示す。この実施例は、第9図におけるエコノマイザ8の前後のオリフイス4を膨脹機13A,13Bに替え、これら膨脹機13A,13Bで回収したエネルギを圧縮機11Cおよび11Dの動力に利用し、エコノマイザ8で分離した気相冷媒を凝縮器12の圧力まで昇圧させるように構成したものである。

第5回も本発明の他の実施例を示している。本 実施例では、エコノマイザ8で分離した気相冷媒

ている。 膨脹機の代わりにオリフイスを用いた場合には、 滅圧後の状態は点 h ' 及び点 d ' となる。 したがつて、 本実施例においても膨脹機によりエ ネルギの回収ができるとどもに、容量が増え、サ イクルの効率を向上させる効果がある。

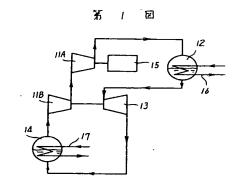
〔発明の効果〕

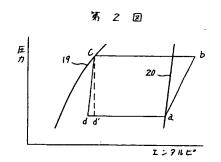
以上説明したように、本発明によれば、膨脹機により冷媒が減圧する際のエネルギを回収でき、かつサイクルの容量が増大するので、サイクル全体の効率が向上する効果がある。

4. 図面の簡単な説明

第1回、第2回は本発明の一実施例を示し、第 1回は本発明による冷凍サイクルの系統図、第2 図は第1回のモリエ線図、第3回ないし第5回は 本発明の他の実施例を示す系統図、第6回は第5 図のモリエ線図、第7回および第9回は従来の冷 凍サイクルの系統図、第8回は第7回のモリエ線 図、第10回は第9回のモリエ線図である。

11A…高圧侧圧縮機、11B…低圧側圧縮機、 12…蘇縮器、13…膨陽機、14…蒸發器。 の一部を圧縮機11D及び11Cにより凝縮器 12の圧力まで昇圧し、残りの圧縮冷媒は圧縮機 11日の後の中間段へ導いている。 第6回のサイ クルをモリエ線図で示したのが第7図である。冷 媒は、点aの蒸発器14内の気相の状態から1段 目の圧縮機11Bにより点eで示す状態まで昇圧 され、そこで、エコノマイザ8から導かれた点g の状態の冷媒と混合し、点fの状態となり、2段 目の圧縮機11Aにより点bの状態へ昇圧される。 一方、エコマノイザ8で分離した気相冷媒の一部 は点gの状態にあり、これは圧縮機11D及び 11 Cにより点 b′の状態へ昇圧され、圧縮機 11Aから導かれた点bの状態の冷媒と混合し、 菱縮器12へ導かれる。冷媒は、凝縮器12にお いて冷却され点cの状態となり、膨脹機13Aに よりエコノマイザ8の圧力まで波圧され点hの状 **趣となる。エコノマイザ8で分離された点iの状** 態の冷媒は、次の膨脹機13Bで蒸発器14の圧 力まで滅圧させ点dの状態となり、蒸発器14で 気化熱を得て点aの状態となりサイクルを形成し





特開昭61-96370(4)

